PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2003-157604

(43) Date of publication of application: 30.05.2003

(51)Int.Cl.

G11B 17/04

(21)Application number : 2001-358142

(71)Applicant: KENWOOD CORP

(22)Date of filing:

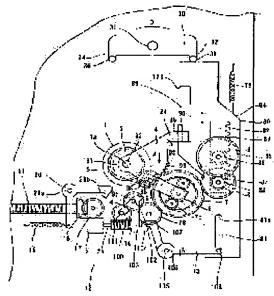
22.11.2001

(72)Inventor: SHISHIDO HIROYUKI

(54) DISK DRIVE MECHANISM AND DISK REPRODUCING DEVICE USING ITS DISK DRIVE MECHANISM

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a disk drive mechanism which has a small number of components and enables miniaturization and cost reduction and a disk reproducing device using its disk drive mechanism. SOLUTION: In this disk drive mechanism, a disk 11 is irradiated with light from an optical pickup and information reproduction is enabled by reading reflected information. This disk drive mechanism is provided with a first driving source 1 which drives a disk rotating means for rotating the disk 11, a first drive transmitting means 3 which transmits a driving force of the first driving source 1, a second driving source 2 which drives an optical pickup moving means 21 for moving the optical pickup, a second drive transmitting means 78 which transmits a driving force of the second driving source 2 and a driving force synthesizing means 7 which inputs the driving force transmitted from the first drive transmitting means 3, also inputs the driving force transmitted from the second drive transmitting means 78 and outputs the driving force inputted from the two drive transmitting means 3, 78 to one output side.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(川)特許出職公開番号 特開2003-157604 (P2003-157604A)

(43)公顷日 平成15年5月30日(2003.5.30)

(51) Int.CL' G11B 17/04 織別記号 313 FI G11B 17/04 デーマコート*(参考) F 5D046

313F 313K

審査請求 未請求 請求項の数9 OL (全 10 頁)

(21)出癩番号

特輯2001-353142(P2001-353142)

(22)出題日

平成13年11月22日(2001.11.22)

(71)出顧人 000003595

株式会社ケンウッド

東京都八王子附石川町2967番地3

(72) 発明者 央戸 宏行

東京都渋谷区道玄坂1丁目14番6号 株式

会社ケンウッド内

(74)代理人 100087859

弁理士 渡辺 秀治 (外1名)

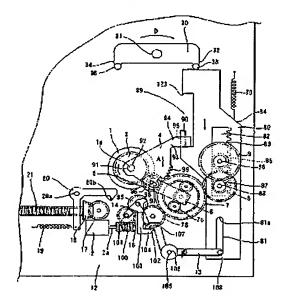
Fターム(参考) 5D048 AA16 CB03 CD03 DA03

(54) 【発明の名称】 ディスク靱励機構及びこのディスク駆励機構を用いたディスク再生装置

(57)【要約】

【課題】 部品点数が少なく、小型化、低コスト化が可能なディスク駆動機構及びこのディスク駆動機構を用いたディスク再生装置を提供すること。

【解決手段】 ディスク11に対して光ピックアップから光を照射し、反射された情報を読み取ることで情報再生を可能とするディスク駆動機構であり、ディスク11を回転させるディスク回転手段を駆動させる第1の駆動源1と、第1の駆動源1の駆動力を任える第1の駆動伝達手段3と、光ピックアップを移動させる光ピックアップ移動手段21を駆動させる第2の駆動伝達手段78 と、第1の駆動伝達手段3から伝達される駆動力が入力されると共に、第2の駆動伝達手段78から伝達される駆動力も入力され、これら2つの駆動伝達手段3、78から入力された駆動力を、1つの出力側に出力させる駆動力の成手段7と、を具備する。



特闘2003-157604

2

【特許請求の範囲】

【請求項1】 ディスクに対して光ビックアップから光を照射し、反射された情報を読み取ることで情報再生を可能とするディスク駆動機構において.

1

上記ディスクを回転させるディスク回転手段を駆動させる第1の駆動源と、

上記第1の駆動源の駆動力を伝える第1の駆動任達手段 と

上記光ピックアップを移動させる光ピックアップ移動手段を駆動させる第2の駆動源と、

上記第2の駆動源の駆動力を伝達する第2の駆動伝達手段と

上記第1の駆動伝達手段から伝達される駆動力が入力されると共に、上記第2の駆動伝達手段から伝達される駆動力も入力され、これら2つの駆動伝達手段から入力された駆動力を、1つの出力側に出力させる駆動力合成手段と、

を具備することを特徴とするディスク駆動機構。

【請求項2】 前記1つの出力側には、前記ディスクのローディングに用いられるローディング手段が接続され 20 ることを特徴とする請求項1記載のディスク駆動機構。

【請求項3】 前記駆動力合成手段には、遊星ギャ機機が用いられており、この遊屋ギャ機構には、

前記第1又は第2の駆動任連手段から任達される駆動力が入力されるサンギャ部村と、

前記第2又は第1の駆動任選手段から任達される駆動力が入力される内臓ギャ部村と、

遊屋ギヤを回転自在に支持すると共に外周面が駆動力の 出力側となっており、上記遊屋ギヤの一方側がサンギヤ 部村と噛み合うと共に、他方側が内歯ギヤ部村と噛み合 30 って構成されるキャリアギヤ部材と

を具備することを特徴とする請求項1又は2記載のディスク駆動機構。

【請求項4】 前記第1の駆動伝達手段からの駆動力と、前記第2の駆動伝達手段からの駆動力とを前記ローディング手段に伝達する第3の駆動伝達手段を具備し、さらに、

上記第3の駆動伝達手段からの駆動力を受ける第4の駆動伝達手段と

前記第1の駆動伝達手段から上記第3の駆動伝達手段への駆動力の伝達切換を行う第1の駆動力伝達切換手段 と

前記第2の駆動伝達手段から上記第3の駆動伝達手段へ の駆動力の伝達切換を行う第2の駆動力伝達切換手段 と

上記ディスクの挿緋を検知する第1のアーム部村と、該第1のアーム部村と係合可能な第2のアーム部村と、を具備し、上記第2のアーム部材が移動することで上記第1の駆動力伝達切換手段及び第2の駆動力伝達切換手段の動力切換が行われるととを禁めたする禁令係1から

3のいずれか1項に記載のディスク駆動機構。

【請求項5】 前記第1の駆動伝達手段はギヤ列からな

前記第2の駆動任達手段はギヤ列からなり、

前記第3の駆動任達手段は遊星ギヤ機構からなることを 特徴とする請求項4記載のディスク駆動機構。

【請求項6】 前記第1の駆動力伝達切換手段はアーム 体からなり、前記第2のアーム部材が移動するととによ り上記アーム体が回動され、前記第1の駆動伝達手段と 前記第3の駆動伝達手段との間の係脱を行うことを特徴 とする請求項4又は5記載のディスク駆動機構。

【語求項7】 前記第2の駆動力伝達切換手段は、第1のアーム体と第2のアーム体からなり、

前記第2のアーム部材が移動することにより上記第1の アーム体と上記第2のアーム体との係合が外れ。

前記第2の駆動伝達手段と前記算3の駆動伝達手段との間の係脱を行うことを特徴とする請求項4から6のいずれか1項に記載のディスク駆動機構。

【請求項8】 前記第3の駆動伝達手段は、回転中心が 同一である第1のギヤ、第2のギヤ 第3のギヤと、

上記第1のギャ及び第2のギャと噛合し、上記第3のギャに設けられた回転軸を中心に自転しながら上記回転中心の周りを公転可能な第4のギャからなり、

前記第1の駆動伝達手段からの駆動力は上記第1のギャ が受け、

前記第2の駆動伝達手段からの駆動力は上記算2のギャ が受け、

上記第1のギャ及び上記第2のギャが受けた駆動力は、 上記第4のギャを介して上記第3のギャから出力される ことを特徴とする請求項4から7のいずれか1項に記載 のディスク駆動機構。

【請求項9】 請求項1から8のいずれか1項に記載の ディスク駆動機構を備えると共に、このディスク駆動機 構がケース体の内部に収納されていることを特徴とする ディスク再生装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、ディスク駆動機構 及びとのディスク駆動機構を用いたディスク再生装置に 関する。

[0002]

【従来の技術】CD等のディスクを録音再生するディスク再生装置においては、ディスクを扱送ローラとディスクガイドとの間に挟み込んで、鍛送ローラの回転運動により、ディスクの鍛送を行うスロットイン方式のディスク規送機構を育するディスク再生装置が従来から知られている。このスロットイン方式のディスク再生装置は、カーオーディオにおいて一般的なものとなっている。

第1の駆動力伝達切換手段及び第2の駆動力伝達切換手 【0003】スロットイン方式の再生装置は、ディスク 段の動力切換が行われることを特徴とする請求項1から 50 を排出及び銀入するためのローディング機構を備えてお り、駆動源としてモータが用いられている。また、ディスクの情報を読み取る光ピックアップを移動させるための光ピックアップ駆動機構も備えており、駆動源としては一般にスレッドモータが用いられている。さらに、ディスクを回転させるためのディスク回転機構も備えており、駆動源としては一般にスピンドルモータが用いられている。

3

【0004】ディスクローディング機構の動力源としては、単独の専用モータを用いる機構や他の機構に用いられているモータを兼用する機構があり、以下に示す3つ 10の機構が従来から知られている。

【0005】第一は、ディスクの排出及び鍛入に際し、ローディング専用のモータを用いたディスクローディング機構である。他の機構に用いているモータを兼用することなく、単独でディスクローディングモータを使用する機構である。

【0006】第二は、ディスクローディング専用のモータを使用せず、光ピックアップ駆動機構において光ピックアップの移動に用いられるスレッドモータをディスクのローディングにも使用し、ローディングモータとして 20 兼用するディスクローディング機構とある。このようにローディング機構と光ピックアップ機構とを、1つのモータで駆動させることで、モータ数の削減によるコストの削減、及びディスク再生装置内部におけるスペースの有効活用を図っている。

【0007】第三は、ディスクローディング専用モータを使用せず、ディスク回転機構においてディスクの回転に用いられるスピンドルモータをディスクのローディングにも使用し、ローディングモータとして寿用するディスクローディング機構である。上記のローディング機構 30と光ピックアップ機構の兼用機構と同様に、モータ数の削減によるコストの削減、及びディスク再生装置内部におけるスペースの有効活用を図っている。

[0008]

【発明が解決しようとする課題】しかし、上記第1のような機構では、ディスクローディングのために単独のモータ及びドライブ機構を必要とするため、部品点数の増加及び高コスト化の原因となる。

【0009】また、上記第2のような機構では、スレッドモータとしては一般的にブラシモータが用いられるた 40 め、ディスクローディング用にも兼用すると、モータの寿命が短縮されるという問題がある。また、ブラシモータはトルクが小さいので、派速がかなり必要となるという問題もある。

【0010】さらに、上記第3のような機構では、ディスクをチャッキングする際に、ターンテーブルが回転し 換を行う第2の駆動力伝達切換手段と、ディスクの損嫌 でいると、ディスク表面にキズ等を発生させるといった 問題がある。ディスクの表面に傷がつくと、光の反射角 皮等が変化するため、光ビックアップからの光の照射に よ部村が移動することで第1の駆動力伝達切換手段及びよるデータの読み取りに支障が生じ、また、このような 50 第2の駆動力伝達切換手段の動力切換が行われるもので

傷は、ユーザにとっても不快なものとなる。特に、音楽 データ等を記録しているCDディスクは、転売も可能で あり、そのため長期に渡ってディスクを繰り返し再生し た場合でも、ディスクに傷をつけずに見栄えが良好であ ることが望まれる。

【0011】本発明は、上記の享情に基づきなされたもので、部品点数が少なく、小型化、低コスト化が可能なディスク駆動機構及びこのディスク駆動機構を用いたディスク再生装置を提供することを目的とする。

[0012]

【課題を解決するための手段】上述の目的を達成するため、本発明のディスク駆動機構は、ディスクに対して光ピックアップから光を照射し、反射された情報を読み取ることで情報再生を可能とするディスク駆動機構において、ディスクを回転させるディスク回転手段を駆動させる第1の駆動に達手段と、光ピックアップを移動させる光ピックアップ移動手段を駆動させる第2の駆動源と、第2の駆動際の駆動力を伝達する第2の駆動に達手段と、第1の駆動伝達手段から伝達される駆動力も入力され、これら2つの駆動伝達手段から入力された駆動力を、1つの出力側に出力させる駆動力合成手段と、を具備するものである。

【0013】また、他の発明は、上述の発明に加えて原に、1つの出力側には、ディスクのローディングに用いられるローディング手段が接続されるものである。

【① 0 1 4 】さらに、他の発明は、上述の各発明に加えて更に、駆動力合成手段には、遊星ギャ機構が用いられており、この遊星ギャ機構には、第1又は第2の駆動伝達手段から伝達される駆動力が入力される中の選手を部材と、第2又は第1の駆動伝達手段から伝達される駆動力が入力される内歯ギャ部材と、遊星ギャを回転自在に支持すると共に外層面が駆動力の出力側となっており、遊星ギャの一方側がサンギャ部材と嚙み合うと共に、他方側が内歯ギャ部材と嚙み合って構成されるキャリアギャ部材と、を具備するものである。

【0015】さらに、他の発明は、上述の各発明に加えて更に、第1の駆動伝達手段からの駆動力と、第2の駆動伝達手段からの駆動力とをローディング手段に伝達する第3の駆動伝達手段を具備し、さらに、第3の駆動伝達手段からの駆動力を受ける第4の駆動伝達手段と、第1の駆動伝達手段から第3の駆動伝達手段への駆動力の伝達切換を行う第1の駆動力伝達切換手段と、第2の駆動伝達手段から第3の駆動任達手段への駆動力の伝達切換を行う第2の駆動力伝達切換手段と、ディスクの持续を検知する第1のアーム部村と、該第1のアーム部村と、依合可能な第2のアーム部村と、を具備し、第2のアーム部村が移動することで第1の駆動力伝達切換手段及び第2の駆動力伝達切換手段の動力の機が行われるもので

(4)

ある。

【0016】また、他の発明は、上述の発明に加えて更 に、第1の駆動任達手段はギャ列からなり、第2の駆動 伝達手段はギヤ列からなり、第3の駆動伝達手段は遊星 ギヤ機構からなるものである。

【0017】さらに、他の発明は、上述の発明に加えて 更に、第1の駆動力伝達切換手段はアーム体からなり、 第2のアーム部村が移動することによりアーム体が回動 され、前記の駆動伝達手段と第3の駆動伝達手段との間 の係脱を行うものである。

【0018】また、他の発明は、上述の発明に加えて更 に、第2の駆動力伝達切換手段は、第1のアーム体と第 2のアーム体からなり、第2のアーム部材が移動するこ とにより第1のアーム体と第2のアーム体との係合が外 れ、第2の駆動伝達手段と第3の駆動伝達手段との間の 係脱を行うこととしたものである。

【0019】さらに、他の発明は、上述の発明に加えて **夏に、第3の駆動伝達手段は、回転中心が同一である第** 1のギヤ、第2のギヤ、第3のギヤと、第1のギヤ及び 第2のギャと啮合し、第3のギャに設けられた回転軸を 20 中心に自転しながら回転中心の周りを公転可能な第4の ギャからなり、第1の駆動伝達手段からの駆動力は第1 のギャが受け 第2の駆動任達手段からの駆動力は第2 のギャが受け、第1のギャ及び第2のギャが受けた駆動 力は、第4のギャを介して第3のギャから出力されるも のである。

【0020】また、他の発明は、上途の動力切換機構の 各発明を備えるディスク再生装置の発明であり、この駆 動機構がケース体の内部に収納されるものである。

【発明の実施の形態】以下、本発明の一実施の形態につ

いて、図1から図4に基づいて説明する。図1は、本発

[0021]

明のディスク再生装置10の構成を示す平面図である。 このディスク再生装置 1 ()は、CD(Compact Disc)等 のディスクを再生するものである。しかしながら、この ディスク再生装置10において、再生するディスク(記 録媒体)はCDには限られず、例えばDVD(Digital Versatile Disc) 等の他の記録媒体であっても良い。 【0022】図1において、ディスク再生装置10は、 内部に設けられる各種部品及び挿入されたディスク11 を覆うケース体としてのアウターケース20を有してい る。このアウターケース20の内部には、シャーシ体と してのフローティングシャーシ21が設けられている。 フローティングシャーシ21は、該アウターケース20 に対してディスク11の挿入時に所定量だけ沈み込むよ うに、該アウターケース20に対して弾性支持される。 【0023】なお、フローティングシャーシ21は、デ ィスク11の排出及び鍛入を行うディスク駆動機構、デ ィスク11の情報を読み取るための光ピックアップを移

6 させるためのディスク回転機構を窺うように設けられて いる。

【0024】このフローティングシャーシ21には、ク ランパアーム22が回動支点23を介して回動自在に支 持されている。かかる回勤支点23にクランパアーム2 2を係止させるため、クランパアーム22には、回動軸 24が互いに離れる向き(図1においては、夫々第1の スライダ5()及び第2のスライダ6()側)に向かって突 出して設けられている。

【0025】クランパアーム22には、板バネ25が取 り付けられている。板バネ25は、図1に示すように、 クランパアーム22が取り付けられている一端側と反対 側の他端側が突出ピン26となっていて、この突出ピン 26が第1のスライダ50に形成された揺動法を摺動す る構成となっている。そして、この摺動により、クラン パアーム22は回動支点23を中心として、図1の紙面 と垂直方向(法線方向)に回動することを可能としてい

【0026】また、クランパアーム22には、ディスク 11を図示しないターンテーブルに対して圧接させるた めのクランパー27が設けられている。このクランパー 27でのディスク11の圧接により、ディスク11がタ ーンテーブル上に圧接した状態となる。そして、との圧 接状態で該ターンテーブルがモータ15によって回転駆 動されると、ディスク11及びこのディスク11を圧接 しているクランバー27が回転駆動され、該ディスク1 1の再生が行える状態となる。

【0027】ととで、図2に示すように、フローティン グシャーシ21には、回動軸71を介して、ローラレバ 30 ー?()が回動自在に取り付けられている。このローラレ バー?()には、図1、図2に示すように、ディスク差込 □12側に向かい突出した防御ピン?2が、ディスク差 込口12のフローティングシャーシ21の底面から離れ る上方に向かって突出形成されている。この防御ピン7 2により、既にディスク11が挿入されている場合にお いて、再度のディスク11の挿入が防止される。

【0028】また、図1、図2に示すように、ローラレ バー?()には、その側方側(ローラシャフト?4の両端 側) に側方支持部材73が一対設けられている。この側 40 方支持部材73により、ローラシャフト74は回転自在 に支持されている。ここで、側方支持部材73に支持さ れるローラシャフト74は、ローラレバー70のうち、 第1のスライダ50及び第2のスライダ60に近接する 側に取り付けられている。すなわち、回動軸71を挟ん で、ディスク差込口12側に防御ピン72が設けられて いて、この防御ピン72とは逆の、アウターケース20 の奥側にローラシャフト?4が設けられている構成であ

【0029】図1、図2に示すように、ローラシャフト 動させる光ピックアップ駆闘機構、ディスク11を回転 50 74には、ローラカバー75(以下、ローラ75とす

る。) がその外周を覆うように取り付けられている。こ のローラ75は、例えばゴムや樹脂等のように、ディス ク11の裏面に接触しても損傷を生じさせない柔らかめ の材質であって、ディスク11の裏面に当接した場合に 摩擦力を良好に与える材質から構成されている。それに より、これらローラシャフト74とローラ75とで、ロ ーラ体としての撥送ローラ?6を構成している。

【0030】ローラシャフト74の第1のスライダ50 側には、ローラギヤフフがローラシャフトフ4の回転と 一体的に回転するように取り付けられている。このロー 10 ラギヤ77は、側方支持部村73と第1のスライダ50 の間の位置に設けられている。そして、このローラギヤ 7.7が、図示しないロードギヤと噛み合うことにより、 ローラ75及びローラシャフト74に駆動力が伝達され る構成である。

【0031】以下、図3、図4に基づいて、ローラ75 及びローラシャフト74を回転駆動させるための。ディ スクローディング機構の構成について説明する。なお、 図3においては、ディスク差込口12側を下側、ディス ク差込口12と反対のアウターケース20の奥側を上 側。第1のスライダ50側を右側、第2のスライダ60 側を左側と表現することとする。また、ディスク挿入方 向とは、図の上下方向に相当する。

【りり32】ディスクローディング機構は、アウターケ ース20内のフローティングシャーシ21の下側に配置 されている。図3に示すように、アウターケース20の 上側には、第1のアーム部村としてのトリガーレバー3 ①が、回転軸31を中心に揺動可能に取り付けられてい る。トリガーレバー30は、その長さ方向の両端部に第 1の突出部34及び第2の突出部32を有している。

【0033】第1の突出部34及び第2の突出部32 は、回動軸31から見て下側に向かって突出するように 設けられている。第1の突出部34には突起36が、第 2の突出部32には突起38がアウターケース20の底 面に向かって突出して設けられている。なお、第1の突 出部34に設けられた突起36は、ディスク11のサイ ズに応じた対応が可能なように、所定の位置に複数個設 けることも可能である。

【0034】図3に示すように、トリガーレバー30よ りも下側には、第2のアーム部材としてのラック80が 設けられている。ラック80は、ディスク11の挿入方 向に長い板状体である。ラック80の上側の面は、トリ ガーレバー30の第2の突出部38の先端に当接するよ うに配置されている。

【0035】ラック80の下側の幅方向中央部には、長 さ方向に沿って長孔81が設けられ、また、この長孔8 1に直列するように、ラック80の長さ方向の中央部に は、ラック湊82が設けられている。

【0036】ラック溝82内の長さ方向の一端面(図3

て図の上側からラック操82の中央程度の位置まで、ラ ックギヤ部83が形成されている。また、ラック80の 側面の上側(図3においては右側)には、斜辺部84が ディスク挿入方向と例えば略45度を為して形成されて いる。この斜辺部84には、一端がフローティングシャ ーシ21に固定されたバネ79の他端が取り付けられ、 ラック80はディスク11の挿入方向に付勢されてい

【0037】ラック漢82内には、ラックギヤ部83と **噛合可能にギヤ85が回転軸86を中心に回動可能に設** けられ、この回転軸86と同軸に、ギヤ85よりも大径 のギャ9が設けられている。また、大径のギャ9と噛合 したギヤ87がラック漫82内に設けられた回転軸88 を回転中心として回動可能に設けられ、この回転軸88 と同軸に、ギヤ88よりも大径のギヤ8が設けられてい る。

【0038】なお、回転軸86と回転軸88はいずれも フローティングシャーシ21に取り付けられている。上 述のギャ85、ギャ9、ギャ87、ギャ8により、第4 の駆動伝達手段が構成されている。

【0039】ラック80の左側の側面には、ディスク1 1の挿入方向が長く切り欠かれた矩形の凹部89が形成 され、この凹部89の下側の側面には、ディスク11の 挿入方向に突出形成された。例えば管状の回動止め90 が設けられている。

【0040】プローティングシャーシ21の中央部に は、ディスク11を回転させるための第2の駆動源とし てのスピンドルモータ1が取り付けられている。このス ピンドルモータ1のモータ軸1 aには、ギヤ3が取り付 30 けられている。とこで、モータ韓1aには、第1の駆動 伝達切換手段としてのアーム4が回動自在に取り付けら れている。アーム4は、後述する突出部94を得してい るが、機略形状が扇状をなすものである。このアーム4 の頂部91には、モータ軸1aが嵌合される回転孔92 が設けられている。

【0041】なお、アーム4の回動は、スピンドルモー タ1やギャ3とは同期せず、モータ軸1aが空転するよ うに設けられている。

【0042】アーム4の一方の角部93には、図の右側 に突出形成された突出部94が設けられている。この突 当部94には横孔95がディスク挿入方向に設けられ、 ラック80に設けられた回勤止め90と嵌合している。 従って、横孔95と回動止め90とが嵌合している間 は、アーム4は回動が不可能な状態が保たれる。

【0043】また、アーム4の他方の角部96には回転 孔92に向かって長く形成された長孔97が設けられて いる。この長孔97には、ギヤ3に啮合したギヤ5の回 転軸98が挿入されている。

【りり44】ギャ5とアーム4の間には、一嶋側に嵌合 においては右側)には、ディスク11の挿入方向に沿っ 50 孔6aを有する板状のアーム6が挟入され、この嵌合孔

6aにはギャ5の回転輪98が嵌合されている。また、 アーム6の他端側の嵌合孔6りには、後述する遊星ギヤ 機構7の回転軸113が挿通されている。従って、アー ム4は、横孔95と回動止め90との嵌合が外れた場合 には、長孔97に挿入された回転軸98が移動できる範 留内で、モータ軸laを中心として回勤可能である。

【①①45】さらに、扇状を為すアーム4の弧状部の略 中央には弧状ギャ部99が設けられ、アーム4が回転軸 98がモータ軸1aを中心として図3及び図5のA方向 に回動した場合には、後述する遊星ギヤ機構7のサンギ 10 ヤ部村7aと啮合可能となっている。

【0046】フローティングシャーシ21の下側には、 図示しない光ビックアップを移動させるための第1の躯 動源としてのスレッドモータ2が取り付けられている。 このスレッドモータ2のモータ軸2aには、ウオーム1 00が取り付けられ、このウオーム100はウオームホ イール16と啮合している。また、ウオームホイール1 6はギヤ15と啮合し、ギヤ15はギヤ78と啮合して いる。上述のウオーム100、ウオームホイール16、 ギャ15、ギャ78により、第2の駆動伝達手段が構成 20 されている。

【0047】ウオームホイール16の回転輪101とギ ヤ15の回転軸102は、アーム14により一体となっ て接続されている。このアーム14には、図3において 回転軸102からディスク差込口12側に向かった突出 部103が形成され、この突出部103の先端には係止 部104が突出形成されている。

【0048】プローティングシャーシ21の下側には、 略し字型のアーム13が、該アーム13の屈曲部に存す る回勤軸106を中心に回勤可能に設けられている。ア 30 ーム13の一方の蟷部には、アーム14の係止部104 に係合するように、係止部107が突出形成されてい る。とこで、アーム13は、アーム14よりもディスク 差込口12側において回動自在に取り付けられており、 さらに図るにおいてアーム14よりも右側において回動 自在に取り付けられている。そのため、アーム13の係 止部107は、図3においては、アウターケース20の 奥側であって、左側に向かうように斜めに延伸してい る。

【0049】また、アーム13の他方の蟾部には、ピン 108がフローティングシャーシ21に対して垂直に設 けられており、このピン108はラック80に設けられ た長孔81に挿入されている。上述のアーム13とアー ム14により、第2の駆動伝達切換手段が構成されてい

【0050】ギャ17は、ギャ15がアーム14を介し て回転軸101を中心に回動した場合の移動半径内に配 置されている。また、ギヤ17の近傍には、上字型のア ーム20が回転軸20aを中心に回転自在に設けられて

一端部にはパネ19が取り付けられていると共に、右側 に向かう他鑑部にはアーム14と係合可能な爪部20万 が設けられている。ギヤ17とギヤ15とが嚙合した場 台には、アーム2とアーム14が係合して、爪部20b がアーム14の戻りを規制することで、ギヤ17とギヤ 15との間の啮合の安定化を図っている。

【0051】なお、アーム14は、爪部20bとの係合 を良好とするために、ギヤ15が取り付けられている端 部の左側側片が、右側側片に向かうような曲線を為すよ うに形成されている。また、右側側片は直線状に切り立 っていて、爪部20ヵで掛け止めした場合に、アーム1 4が戻り難いように構成されている。

【0052】また、ギヤ17とベベルギヤ18は嚙合し ており、このベベルギヤ18の回転中心と同軸を為すよ うに、リードスクリュー21が一体的に取り付けられて いる。従って、ギャ15がウオームホイール16の外周 上を図4のC方向に移動した場合は、ギヤ17とギヤ1 5とは噛合する。それによって、スレッドモータ2の駆 動力は、モータ軸2a、ウオーム100、ウオームホイ ール16、ギャ17、ペベルギャ18. リードスクリュ ー21に伝達され、このリードスクリュー21の溝に係 台された図示しない光ピックアップがスレッド動作を行 える構成となる。

【0053】フローティングシャーシ21上のギヤ8、 ギャ15、ギャ78のそれぞれと暗合可能な位置に、第 3の駆動伝達手段及び駆動力合成手段としての遊星ギャ 機構?が配置されている。この遊星ギャ機構?において は、図4及び図5に示すように、第2のギャとしての内 歯ギャ部材7 dが、輪心109を中心に回転可能に配置 されている。

【① ①54】内歯ギヤ部村7 dは、円盤状の平面部11 ()とその中央部に円筒状に突出した内層壁部 1 1 1 が形 成され、この内層壁部111の中央に軸受孔112を有 している。軸受孔112には、フローティングシャーシ 21から突出形成されている回転軸113が嵌合されて

【0055】また、内歯ギヤ部材7dの円盤状の平面部 110の外園には外園壁部114が内園壁部111と同 じ向きに突出形成され、この外国壁部114の外層面側 にはギヤ部115が形成され、内周面側にはギヤ部11 6が形成されている。

【0056】内歯ギヤ部村7dの内周壁部111の外周 には、サンギヤ部材?aが挿訳されている。サンギヤ部 材7 aには、円盤状の平面部117とその中央部に円筒 状に突出した内層壁部118が形成されている。また、 平面部117の外周側には、ギヤ部119が形成されて おり、回転軸113側に突出した内層壁部118の外周 蟾部には、ギヤ部120が形成されている。

【0057】遊屋ギヤ7bは、内歯ギヤ部材7dのギヤ いる。このアーム20のうち、ディスク差込口12側の「50」部115及びサンギヤ部村7aのギヤ部120と噛合す

12

(7)

るように、内歯ギャ部材? α上において軸支されない状 艦で存している。遊星ギャ?りの中心部には回転孔12 1 (図4参照)が設けられ、この回転孔121には、後 述するキャリアギヤ部材?cから垂直に設けられたピン 7 eが挿嵌されている。

【0058】内歯ギャ部村7日の円盤状の平面部110 とサンギや部村?aの円盤状の平面部117に挟まれた 空間であって、遊星ギヤ?bから見てサンギヤ部村7a の平面部117側には、キャリアギヤ部材7cが配置さ れている。このキャリアギヤ部材7cの内周面は、サン 10 ギヤ部材7aの内周壁部118の外周面と対向し、その 外周側にはギヤ部122が形成されている。キャリアギ ヤ部村7 cには、上述のように遊屋ギャ7 b側にピン7 eが設けられ、このピン?eは遊星ギヤ?bの回転孔1 21に損嵌されている。このため、キャリアギヤ部材7 cは、遊屋ギヤ7bの公転と共に、回転輪113を中心 に回転することができる。

【10059】すなわち、内餡ギヤ部村7d、サンギヤ部 材?a、キャリアギヤ部村?cは、いずれも同じ軸心! 09を中心に回転可能となっており、また、遊星ギヤ7 aは、ピン7eを中心に自転すると共に、軸心109を 中心に公転可能となっている。

【0060】図3及び図5に示すように、サンギヤ部材 7aに設けられたギャ部119とギャ5とが悩合するよ うに配置されている。また、内歯ギャ部材7 a に設けら れたギヤ部115とギヤ78とが嚙合するように配置さ れている。さらに、キャリアギヤ部村?cのギヤ部12 2とギャ8とが啮合するように配置されている。 すなわ ち、駆動力の入力側であるギャ5とはギャ部119が幟 み合い、同じく駆動力の入力側であるギヤ78とはギヤ 30 手段を設けるようにしても良い。 部115が悩み合う。さらに、駆動力の出力側であるギ ヤ8とはギヤ部122が噛み合う。

【0061】以上のような構成を有するディスク再生装 置10において、図3に示すディスクエジェクト状態か ら、ディスク11がディスク再生装置10内にローディ ングされるまでの動作を説明する。

【0062】ディスク11がディスク再生装置10のデ ィスク差込口12から挿入されると、図示しない検知手 段によりディスク11の存在が検知され、スピンドルモ ータ1及びスレッドモータ2が駆動を始める。

【0063】スピンドルモータ1の駆動力は、モータ軸 1a. ギャ3. ギャ5を介してサンギャ部材7aに伝達 される。また、スレッドモータ2の駆動力は、モータ軸 2a. ウオーム100、ウオームホイール16. ギヤ1 5. ギヤ78を介して内値ギヤ部材ではに伝達される。 従って、図3に示すギヤ構成においては、スピンドルモ ータ1からの出力及びスレッドモータ2からの出力は、 ともに遊星ギャ機構?に入力されている。

【0064】それによって、サンギャ部材7aと内歯ギ

内歯ギャ部材?dが回転すると、サンギャ部材?aに設 けられたギヤ部 120及び内歯ギヤ部村7 d に設けられ たギヤ部116に噛合している遊星ギャ7りは、軸心1 09を中心に公転すると共に、キャリアギヤ部村?cに 設けられたピン?eを中心に自転するため、キャリアギ ヤ部村7 c も軸心1 1 9 を中心に回転することとなる。 【0065】また、サンギヤ部材7aと内歯ギヤ部材7 dの速度が同一速度であるときは、遊星ギャ7bはサン ギヤ部材でaに対する公転を中止すると共に、サンギヤ 部村?a及び内餡ギヤ?bと同一速度で回転する。この とき、通常の場合と比較して、ギヤ8への回転出力が最 も良好になる。ここで、同一速度でないときは、サンギ ヤ部村7 a と内歯ギヤ部村7 d の回転数に応じた分が、 単純に加算されることとなるが、一方の回転数が他方の 回転数よりも遠いときは、遠い方の回転数を超えること

【0066】なお、この場合、ギヤ78及びギヤ5の回 転方向は、同一方向(図5においては、その一例として 共にD方向)となっている。同じく、サンギや部村7 a. 内歯ギヤ? b、キャリアギヤ部村? cの回転方向 も、同一方向(図5においては、E方向)となってい

【0067】なお、ギヤ8に対する回転出力の方向は、 ギャ8からローラギャ77間のギャの個数により異な る。図5では、その一例としてギャ5及びギャ78を反 時計方向に回転させたものを示している。

【0068】また、サンギヤ部材7aと内歯ギヤ部材7 dの回転速度が同一となるように、スピンドルモータ 1 及びスレッドモータ2の駆動を制御する、不図示の制御

【0069】キャリアギヤ部材7cの回転力は、キャリ アギヤ部材7cのギヤ部122に嚙合しているギヤ8、 ギャ87、ギャ9、ギャ85に伝達される。これと共 に、ギヤ8に伝達された回転力は、互いに噛み合う図示 しないギヤ列を介してローラシャフト?4に伝達され る。そして、このローラシャフト74の回転によって、 ディスク11は、ディスク再生装置10内に鍛入され

【0070】本発明のうち、以上のような部分までにお いては、ディスクローディング機構の負荷の大きい動作 は、スピンドルモータ1及びスレッドモータ2を使用し ているので、減速のためのギャ列が少なくてすむという 利点がある。

【0071】また、トルク的に大きいスピンドルモータ 1をディスクローディング機構に用いているため、従来 のような単純にモータを1個減少させるために該スピン ドルモータ」を使用しない構成よりも、モータ寿命の延 命化を図ることができる。

【0072】さらに、本発明によれば、スピンドルモー や部村7dの速度が異なるときは、サンギヤ部村7aと 50 タ1からの入力。及びスレッドモータ2からの入力を1 (8)

つの出力として、ディスクローディング機構に伝達して いるが、この2つの入力は、どんな回転数であっても、 回転数に応じた分だけ単純に加算されるので、入力の回 転数の制約なく使用できるという利点がある。

【0073】続いて、ディスク11がローディングによ ってアウターケース20の奥に進行する場合について述 べる。ローラシャフト74が回転すると、ローラシャフ ト74上のディスク11は、ローラカバー75との座線 力により、ディスク再生装置10内に搬送される。そし て、ローディング位置において、ディスク11の端部が 10 クランパアーム22に取り付けられたトリガーレバー3 0の第1の突出部34に設けられた突起36に当後す

【0074】そして、トリガーレバー30は回転軸31 を中心に図3のD方向に回動され、トリガーレバー30 の第2の突出部32に設けられた突起38に当接してい るラック80の上側面がディスク挿入方向に沿って下側 に押される。これにより、ラック80はその斜辺部に取 り付けられたバネ79の統方に反しながらディスク差込 口12の方向に移動する。すると、ラック80のラック 20 満82に設けられたラックギヤ部83と、ラック溝82 内に配置されたギャ85とが噛み合う。

【0075】ここで、フローティングシャーシ21を固 定するメカロック状態について説明する。通常は光ピッ クアップ駆動機構やディスク回転機構等から構成される ディスク (録音) 再生部は、ディスク (録音) 再生中に おいてはフローティングシャーシ21に対してダンパに より支持され、フローティング状態が保たれている。し かし、ディスク挿俳時においては、フローティングシャ 再生部の相対位置を固定するため、ディスク(録音)再 生部をアウターケース20に対して固定する必要があ る。このようなフローティングシャーシ21の固定状態 をメカロック状態という。

【0076】ラック80がディスク挿入方向に沿って図 3の下側に移動し、ラック溝82のラックギヤ部83と ギヤ85が嚙合することにより、上述のメカロックは解 除され、ローラーレバー?()及びクランプアーム22 は、図2(b)のメカロック状態から、図2(a)のメ カロック解除状態に動作する。

【0077】このように本発明によれば、負荷の重いメ カロック解除までの動作は、スピンドルモータ」とスレ ッドモータ2の2つのモータの駆動力を利用している。 また、メカロック解除終了後は、ラック80に設けられ た凹部89に形成された上端面123とアーム4に設け られた突出部94が当接することにより、アーム4がそ ータ軸laを中心に図3のA方向に回勤される。

【0078】すると、このアーム4の回動に連動して、 アーム6も回勤する。このアーム6の回動により、ギヤ 移動する。すなわち、回転軸98は、アーム4の回動前 は長孔97のうち図5に示す一端側97aに存してい る。しかしながら、アーム4の回動に伴ってアーム6も 会同すると、長孔97に対する回転軸98の相対的な位 置が変化し、回転輪9.8が他端側9.7 bに存する状態と なる。

14

【0079】そして、回転軸98が他端側97bに存す るときに、さらにアーム4が回動しようとすると、回転 輪98はさらに長孔97の他端側97bよりもさらに回 転孔92の外径側に移動しようとするが、物理的な規制 により移動できない。そのため、回転軸98が他端側9 7 bに存するとき、アーム4及びアーム6の回動がロッ **クされる。これにより、スピンドルモータ1の回転軸1** aに取り付けられたギヤ3とギヤ5の噛合は解かれると 同時に、アーム4の曲辺部に設けられたギヤ部99がサ ンギヤ部材7aと噛み合い、ギヤ7aの回転はロックさ れる.

【0080】さらに、ラック80がディスク差込口12 側に押されると、ラック80に設けられた長孔81の上 蟾部81aにアーム13のピン108が当接する。この 状態でさらにラック80がディスク差込口12側に押さ れると、アーム13は図3のB方向に回動される。この 回勤によって、アーム13の係止部107とアーム14 の係止部104が係合することでロックされていたアー ム14の係合が外れてフリーとなる。

【0081】との場合においても、以前ウオームホイー ル108は回転し続けている。このため、係合が外れて フリーとなると、ウオームホイール108の反時計回り の回転によって、ギヤ15も反時計回りに回転させられ ーン21側に設けられたディスク挿入口12とディスク 30 る。それによって、ギヤ78とギヤ15の暗台は解か れ、ギャ15及びアーム14は、ギャ16の回転軸10 1を中心にギャ16に噛合しながらギャ16の外周上を 図3のC方向に回動する。

> 【0082】そして、アーム14の先端部分が爪部20 りによって掛け止められる。これと共に、ギヤ15とギ ヤ17が嚙み合う。それにより、スレッドモータ2の躯 動力は、ウオーム、ウオームホイール、ギヤ15、ギヤ 17を介してリードスクリュー21に伝達され、このリ ードスクリュー21の漢に係合された図示しない光ピッ 40 クアップのスレッド動作が可能となる。

【0083】なお、ディスク11の排出時は、上途の機 標の全てが、上述のディスク11の挿入時の場合とは全 く逆の動作を行うこととなる。

【0084】以上のような構成及び作用を奏するディス ク駆動機構及びこのディスク駆動機構を用いたディスク 再生装置10によれば、ディスクローディングのために 単独のモータ及びドライブ機構を必要としないため、部 品点数の削減による小型化及び低コスト化を図ることが できる。

5の回転輪98は、アーム4に設けられた長孔97内を 50 【0085】また、本発明では、遊屋ギヤ機構?によ

特闘2003-157604

16

り、負荷の大きいメカロック解除までの動作は、トルク の大きいスピンドルモータ1とスレッドモータ2を使用 しているので、減速のためのギヤ列が少なくすることが でき、また、モータ1,2の寿命の延命化を図ることが できる。

15

【0086】以上、本発明の一実施の形態について説明 したが、本発明はこれ以外にも積々変形可能である。例 えば、上述の実施の形態では、ディスク11をCD等の 円盤状のディスクとして説明しているが、例えばMD等 のカートリッジに収納されるディスクに本発明を適用し 10 7 a…サンギヤ部材(遊星ギヤ機構) ても良い。

【0087】なお、ラック80に設けられた凹部89の ディスク挿入方向の長さの設定により、第1の駆動伝達 手段から第3の駆動伝達手段への駆動力の伝達切換のタ イミングを定めることができる。また、ラック80に設 けられた長孔81の長さの設定により、第2の駆動伝達 手段から第3の駆動伝達手段への駆動力の伝達切換のタ イミングを定めることができる。

[0088]

【発明の効果】本発明によれば、遊屋ギヤ機構を介し て、スピンドルモータ及びスレッドモータの駆動力によ りディスクのローディングを行うため、ディスクのロー ディングを単独で行うためのモータ及びドライブ機構を 必要せず、部品点数の削減による小型化及び低コスト化 を図ることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の一実施の形態に係るディスク再生装置 の構成を示す平面図である。

【図2】図1のディスク再生装置の第1のスライダを示 すものであり、(a) はメカロック状態、(b) はメカー30 ロックが解除されてディスクの鍛送が可能な状態を示す ものである。

【図3】図1のディスク再生装置のディスク駆動機構を 示す平面図である。

【図4】図1のディスク再生装置における遊星ギャ機構 を示す断面図である。

*【図5】図1のディスク再生装置における遊星ギヤ機構 を中心とした分解斜視図である。 【符号の説明】

1…スピンドルモータ (第1の駆動題)

2…スレッドモータ (第2の駆動源)

3…ギャ(第1の駆動伝達手段)

4…アーム(第1の駆動伝達切換手段)

5…ギヤ(第1の駆動伝達手段)

7…遊星ギャ機構 (駆動力合成手段)

7 b…遊屋ギヤ(遊屋ギヤ機構)

7 c…キャリアギャ部材(遊星ギャ機構)

7 d…内歯ギヤ部材 (遊皇ギヤ機構)

7e…ピン(遊屋ギヤ機構)

8…ギャ(第4の駆動伝達手段)

9…ギャ〈第4の駆動伝達手段〉

10…ディスク再生装置

11…ディスク

12…ディスク差込口

20 13…アーム (第2の駆動伝達切換手段)

14…アーム (第2の駆動伝達切換手段)

15…ギヤ (第2の駆動伝達手段)

16…ギヤ(第2の駆動伝達手段)

20…アウターケース (ケース体)

21…フローティングシャーシ

22…クランパアーム

30…トリガーレバー (第1のアーム部材)

50…第1のスライダ

60…第2のスライダ

70…ローラレバー

78…ギヤ(第2の駆動伝達手段)

80…ラック(第2のアーム部材)

85…ギャ(第4の駆動伝達手段)

87…ギヤ(第4の駆動伝達手段)

100…ギヤ(第2の駆動伝達手段)

[図4]

